EUROPEAN PATENT OFFICE

Patent Abstracts of Japan

PUBLICATION NUMBER

2004082845

PUBLICATION DATE

18-03-04

APPLICATION DATE

26-08-02

APPLICATION NUMBER

2002245600

APPLICANT: DENSO CORP:

INVENTOR:

SUZUKI TAKAHIRO;

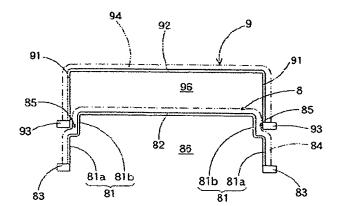
INT.CL.

B60H 1/00

TITLE

AIR CONDITIONING/AIR

DISTRIBUTION DEVICE IN VEHICLE



ABSTRACT :

PROBLEM TO BE SOLVED: To provide an air conditioning/air distribution device in a vehicle, capable of being structured in further compact size, without decreasing the amount of wind passing through an air passage of a switching door.

SOLUTION: In the air conditioning air distribution device, a first rotary door 8 is provided with both side walls 81, 81 and a ceiling wall 82, and formed to have a generally C-shaped cross section. The side wall 81 is provided with an outer wall portion 81a and an inner wall portion 81b, and formed with a recessed portion 85. On the other hand, a second rotary door 9 is provided with both side walls 91, 91 and a ceiling 92, and formed to a generally C-shaped cross section. Both side walls 91, 91 of the second rotary door 9 are inserted in the recessed portions 85, 85 of the first rotary door 8, and the first rotary door 8 and the second rotary door 9 are arranged so as to be partially superimposed. Air sent to an air mix chamber is ventilated to a vehicular interior from either one of blowoff ports through the air passage 86 of the first rotary door 8 or the air passage 96 of the second rotary door 9.

COPYRIGHT: (C)2004,JPO

THIS PAGE BLANK (USPTO)

(19) 日本国特許庁(JP)

(12) 公 開 特 許 公 報(A)

(11)特許出願公開番号

特開2004-82845 (P2004-82845A)

(43) 公開日 平成16年3月18日 (2004.3.18)

(51) Int.C1.7

FΙ

テーマコード (参考)

B60H 1/00

B60H 1/00 102J

3 L O 1 1

審査請求 未請求 請求項の数 4 〇L (全 11 頁)

(21) 出願番号 (22) 出願日 特願2002-245600 (P2002-245600)

平成14年8月26日 (2002.8.26)

(71) 出願人 000004260

株式会社デンソー

愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地

(74) 代理人 100076473

弁理士 飯田 昭夫

(72) 発明者 鈴木 崇弘

愛知県刈谷市昭和町1丁目1番地 株式会

社デンソー内

Fターム(参考) 3L011 BJ01

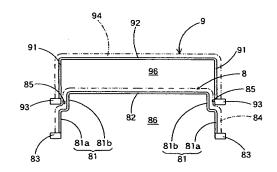
(54) 【発明の名称】 車両における空調配風装置

(57)【要約】

【課題】切替えドアの空気通路を通る風量を小さくすることなく、よりコンパクトに構成できる車両における空調配風装置を提供すること。

【解決手段】第1ロータリードア8は両側壁81・81と天井壁82とを有して断面略コ字状に形成する。側壁81には、それぞれ外壁部81のと内壁部816を有して凹状部85を形成する。一方、第2ロータリードア9は両側壁91・91と天井壁92とを有して断面略コ字状に形成し、第2ロータリードア9の両側壁91・91を第1ロータリードア8の凹状部85・85に挿入して、第1ロータリードア8と第2ロータリードア9とを一部重合して配置する。エアミックス室に送られた空気は、第1ロータリードア8の空気通路86又は第2ロータリードア9の空気通路96を通って各吹出し口のいずれから車室内に送風される。

【選択図】図2



【特許請求の範囲】

【請求項1】

吹出し口に通じる第1切替えドアと、第1切替えドアの先方に配置される第2切替えドアと、第1切替えドアとは、 されざれ両側壁と両側壁の一端に直交して連結される天井壁とを備えて間に空気通路を有する断面略コ字状に形成されるとともに、前記第1切替えドアと前記第2切替えドアとが近接して配置される車両における空調配風装置であって、

前記第1切替えドアと前記第2切替えドアとは一部重合して配置されるとともに、前記第1切替えドアは、前記第2切替えドアとの重合する部位に凹状部又は面取り状部を有して形成されていることを特徴とする車両における空調配風装置。

10

【請求項2】

前記凹状部が、前記第1切替えドアの側部を外壁部と内壁部との2段壁部に構成することによって形成されることを特徴とする請求項1記載の車両における空調配風装置。

【請求項3】

前記面取り状部が、前記天井壁と前記両側壁との角部を面取り状に切り欠くことによって 形成されることを特徴とする請求項1記載の車両における空調配風装置。

【請求項4】

前記第 2 切替えドアが、前記第 1 切替えドアと、略同一形状に形成されていることを特徴とする請求項 1 . 2 又は 8 記載の車両における空調配風装置。

【発明の詳細な説明】

20

$[0 \ 0 \ 0 \ 1]$

【発明の属する技術分野】

本発明は、車両における空調配風装置に関し、さらに詳しくは、複数の吹出し口を第1切替えドアと第2切替えドアとで切替えるように構成された車両における空調配風装置に関する。

[0002]

【従来の技術】

車両における空調配風装置は、冷気又は暖気あるいは冷気と暖気とを混合した状態の空気を、車室内の各箇所、例えば、フロントがラス付近(DEF)側や搭乗者の顔面付近(FACE)側あるいは足元(FOOT)側、さらには後部座席側の吹出し口に向かって、切替えるように調整するものであり、従来から、スペースを広く取ることと、他の装備品を装着することから省スペース化が求められていた。例えば、図9に示す空調配風装置100は、特にオートエアコン等に使用されているものであり、エパポレータ105とヒータ107とが水平方向に並設するように構成されていた。

30

[00003]

このタイプの空調配風装置100は、ケース101が水平方向に横長に形成され、プロア103が配置された送風室102と、エパポレータ105を通って冷気を送風する冷房通路108を構える通気路104と、DEF110A・FACE110B・FOOT110C用の各吹出し口110を構えて冷気・暖気とが混合可能に配置されるエアミックス室109とが水平方向に並設するように構成されている。送風室102には、内気・外気を切替える内気・外気切替えドア111が配置され、エアミックスドア112が配置され、エアミックスドア112が配置され、エアミックスに1枚ずつの切替えドア113がそれで配置されている。各切替えドア113は、板状ドアで一端が軸支されて回動可能に構成され、手動操作あるいはサーボモータにより開閉作用が行われている。

40

[0004]

しかし、このタイプの空調配風装置は、車体の大きな車両でオートエアコンタイプには極めて効果的に使用できるものの、上述のように、水平方向に横長状に形成されていることからスペースを広くとることになり、コンパクトな設計で形成する車両には、構造的な改良が要求されていた。

[0005]

せのために、図10に示すように、エパポレータ122とヒータコア123とを近接して配置してケース121をコンパクトにするとともに、吹出し口125用の切替えドア13 0の数を減少して、切替えドアの位置をできるだけ接近するようにしたコンパクトな空調配風装置120が開発されるに至ってきた。

[0006]

このコンパクトに構成された空調配風装置120で使用する切替えドア130は、一般的にロータリードアと呼ばれるもので、ロータリードア130は、図11に示すように、両側壁131・131と両側壁131・131の一端に直交して連結される天井壁132とを構えて断面コ字形に形成されている。両側壁131は側面視略三角状に形成され、下部頂点部にロータリードア130の回動中心となる軸部133・133がせれぞれ配設されている。又、両側壁131・131及び天井壁132の周縁にはシール部材134が装着されて空調配風装置120のケース121からの空気漏れを防止している。天井壁132との間に形成される開口部が空気通路135として形成される。

[0007]

このロータリードア130を使用する従来の新たな空調配風装置は120、図10に示すように、エパポレータ122を通って流入する冷気とヒータコア123を通って流入する 冷気と とが混合する エアミックス 室124において、例えば、DEF・FACE・FOOT用の各吹出し口125に吹出す 空気を切替える ために、2個のロータリードア130A・130Bを開閉可能に回動するように配置して構成している。 第1のロータリードア130Aは、エパポレータ122ある いはヒータコア123を通った空気を、DEF・FACE用吹出し口の両方に向かう一次吹出し口125Aと、FOOT用吹出し口125 Cとの切替え用に配置され、第2のロータリードア130Bは、DEF・FACE用吹出し口125 Aに送風された空気をDEF用吹出し口125 DとFACE用吹出し口125 Pとの各吹出し口の切替え用として使用するように配置されている。 従って、第1のロータリードア130Aは、第2のロータリードア130Bの上流側に配置されることとなる

[0008]

【発明が解決しようとする課題】

[0009]

本発明は、上述の課題を解決するものであり、ロータリードアの空気通路断面積を小さくすることなく、しかも、よりコンパクトに構成して省スペース化をさらに進めることができる車両における空調配風装置を提供することを目的とする。

[0010]

50

10

20

30

【課題を解決するための手段】

本発明に係る車両における空調配風装置は、上記の課題を解決するために、請求項1記載の発明では、第1切替えドアと第2切替えドアとは、それぞれ両側壁と両側壁の一端に直交して連結される天井部とを備えて間に空気通路を有する断面略コ字形に形成するとともに、第2切替えドアを第1切替えドアに近接して配置するように構成している。

[0011]

せして、前記第2切替えドアは前記第1切替えドアに形成された凹状部又は切り欠き部に 一部重合するように配置している。

[0012]

これによると、エパポレータ又はヒータコアを通って送風された空気は、第1切替えドアによって、いずれかの吹出し口に送風される。例えば、吹出し口が3箇所配置されている場合、第1切替えドアは2箇所の吹出し口と、他の1箇所の吹出し口とを切替え、さらに、2箇所の吹出し口に送風された空気は第2切替えドアによって開放された2箇所の吹出し口のうちいずれかの吹出し口に向かって送風されることとなる。

[0013]

この際、第1切替えドアと第2切替えドアとは一部重合されて配置されているものの、第1切替えドアは、第2切替えドアとの重なり合う部位が、凹状又は切欠き部を有して形成されていることから、第1切替えドアの空気通路を狭めることなく配置できる。従って、第1切替えドアと第2切替えドアとの一部重合する分、装置をコンパクトに構成することができる。

20

10

[0014]

又、請求項2記載の発明によれば、前記凹状部が、前記第1切替えドアの側部を外壁部と内壁部との2段壁部に構成することによって形成されていることから、第1切替えドアの空気通路をそれほど減少することなく構成できるとともに、第1切替えドアの両側壁の一部を狭めるだけで第1切替えドアと第2切替えドアとを重合することができて、その分コンパクトな空調配風装置を提供することができる。

[0015]

又、請求項3記載の発明によれば、前記面取り状部が天井壁と両側壁との角部を面取り状に切り欠くように形成していることから、角部を面取りすることによって減少する減少面積は空気通路の総断面積の減少率をそれほど大きくするものではなく、空気通路を通る送風量をほぼ維持した状態で、第1切替えドアと第2切替えドアとを重合する分コンパクトな空調配風装置を提供することができる。

[0016]

マ、請求項4記載の発明によれば、第1切替えドアと第2切替えドアとが同一形状であることから、2種類の切替えドアを製作する必要がなく、管理上の効率を向上するとともに、コスト低減を図ることができる。

[0017]

【発明の実施の形態】

以下、本発明の一実施形態を図面に基づいて説明する。

40

30

[0018]

実施形態の空調配風装置は、車両用の空調配風装置として好適に使用することができるものであり、吹出し口用の切替えドアを省スペースで配置するために従来のロータリードアを一部改良したもので使用している。

[0019]

実施形態の空調配風装置1は、図1に示すように、ケース2内に配置されたエバポレータ室3とヒータコア室4とエアミックス室5とを構えている。エパポレータ室3にはエバポレータ31を配置して図示しないプロア室から送風された空気をエバポレータ31で冷気にしてヒータコア室4にはヒータコア41を配置してエバポレータ室3で冷気となった空気を暖気にしてエアミックス室5

に送ることができるようにする。そしてエパポレータ室3とヒータコア室4、エパポレータ室3とエアミックス室5との間には、回動可能なエアミックスドア6が配置されて、エアミックスドア6によってヒータコア室4又はエアミックス室5とを開閉可能に仕切ることができるようにしている。

[0020]

エアミックス室5には、3方向に吹出し口7が形成され、各吹出し口7を開閉する第1口ータリードア8と第2ロータリードア9が回動可能に配置されている。実施形態における各吹出し口7は、図1中、上方から順に、ケース2内の当接壁2のと26間に配置されるDEF用吹出し口7A、当接壁26と2c間に配置されるFACE用吹出し口7B、当接壁2cと2d間に配置されるFOOT用吹出し口7Cとして形成され、DEF用吹出し口7AとFACE用吹出し口7Bは、ロ7Dとして形成される。そして、DEF用吹出し口7AとFACE用吹出し口7Bは、一次吹出し口7Dの先方に配置されている。

[0021]

第1ロータリードア8は、DEF用吹出し口7A・FACE用吹出し口7Bとの両吹出し口を含む一次吹出し口7DとFOOT用吹出し口7Cとを切替えるように配置され、第2ロータリードア9は軸部93(図2参照)を一次側吹出し口7D内に配置するとともに、第1ロータリードア8の両側壁81・81(図2参照)を跨ぐように配置してDEF用吹出し口7AとFACE用吹出し口7Bとを切替えるように配置されている。

[0022]

第1の形態による第1ロータリードア8は、図2~3に示すように、両側壁81・81と、天井壁82と、軸部83・83とを有して長手方向の断面が略コ字状に形成され、両側壁81・81と天井壁82の端部周縁にはシール部材84が装着されている。側壁81は、略三角状で外壁部81のと内壁部816を有して2段の段付き状に形成されるとともに天井壁側が凹状部85として形成される。側壁81の凹状部85は、第2ロータリードア9の側壁が挿入できるような隙間を有するように形成することが望ましい。両側壁81・81と天井壁82との間に形成される開口部は空気通路86として形成され、送風された空気の通り道となる。

[0023]

第1の形態の第2ロータリードア9は、両側壁91・91と天井壁92と、軸部93・93とを有して長手方向の断面が略コ字状に形成され、両側壁91・91と天井壁92の端部周縁にはシール部材94が装着されている。側壁91は、略三角状に形成されている。両側壁91・91と天井壁92との間に形成される開口部は空気通路96として形成され、送風された空気の通り道となる。

[0024]

せして第1の実施形態では、第1ロータリードア8と第2ロータリードア9とは、同方向に向いて配置されるとともに、第2ロータリードア9は、両側壁91・91が第1ロータリードア8の両側壁81・81の凹状部85・85に挿入するように一部重合して配置される。従って、第1ロータリードア8の天井壁82は、第2ロータリードア9の空気通路96内に挿入されることとなる。

[0025]

第1ロータリードア8に形成される凹状部85は、図2に示すように、2段に形成される外壁部81のと内壁部816との接合部が直角のL字状に形成されていてもよく、マ、図4に示すように、L字状の底部81cを傾斜するように形成してもよく、さらには、図5に示すように、L字状の底部81dを湾曲して形成するようにしてもよい。

[0026]

第1ロータリードア8は、図1に示すように、エアミックス室5内で軸部83を中心にして、左端面に装着されているシール部材84の表面が当接壁2のに当接する位置から、右端面に装着されているシール部材84の表面が当接壁2dに当接する位置まで回動可能に配置されている。

50

40

10

20

[0027]

なお、第1ロータリードア8の左端のシール部材84の表面が、当接壁2のに当接している状態では、右端のシール部材の裏面が当接壁2cに当接していることになって、天井壁82ならびに側壁81で一次吹き出しロ7Dを遮断する。又、第1ロータリードア8の右端面のシール部材84の表面が当接壁2cに当接している状態では、第1ロータリードア8の左端面のシール部材84の裏面が当接壁2cに当接していることとなって、天井壁82ならびに側壁81でFOOT用吹出し口7Cを遮断する。

[0028]

第2ロータリードア9は、エアミックス室5内で第1ロータリードア8の先方に配置されて軸部93を中心にして、左端面に装着されているシール部材94の表面が当接壁2cに当接する位置から、右端面に装着されているシール部材94の表面が当接壁2cに当接する位置まで回動可能に配置されている。

[0029]

なお、第2ロータリードア9の左端のシール部材94の表面が、当接壁2のに当接している状態では、右端のシール部材の裏面が当接壁26に当接していることになって、天井壁92ならびに側壁91でDEF用吹き出し口7Aを遮断する。又、第2ロータリードア9の右端面のシール部材94の表面が当接壁2cに当接している状態では、第2ロータリードア9の左端面のシール部材94の裏面が当接壁26に当接していることとなって、天井壁92ならびに側壁91でFACE用吹出し口7Bを遮断する。

[0030]

次に、上記のように形成された空調配風装置1の作用について説明する。

[0031]

[0032]

次に、エアミックス室5に流入された空気は、第1ロータリードア8または第2ロータリードア9の回動位置によって、それぞれの吹出し口7から車室内に吹出されることとなる

[0033]

フロントがラスに空気を吹出す場合には、第1ロータリードア8を、図1中、時計方向に回動して右端のシール部材84を当接壁2dに当接し、かつ第2ロータリードア9を時計方向に回動して右端のシール部材94を当接壁2cに当接させる。これによって、第1ロータリードア8の天井壁82でFOOT用吹出し口7Cを遮断して一次吹き出し口7Dに送風するとともに、第2ロータリードア9の天井壁92でFACE用吹出し口7Bを返断して、冷気または暖気あるいは混合空気をDEF用吹出し口7Aからフロントがラスに向かって吹出す。つまり、エパポレータ31を通って直接エアミックス室5に流入した冷気は、第1ロータリードア8の空気通路86を通って冷気だけあるいはヒータコア室4を通

20

10

30

40

50

BRIGHOUGH - ID DONANGOGAEA I -

った暖気と混合されて一次吹出しロ7D及びDEF用吹出し口7Aを通って車室内に吹出される。

[0034]

次に、搭乗者の顔面に空気を吹出す場合、第1ロータリードア8を、図1中、時計方向に回動して右端のシール部材84を当接壁2dに当接し、かつ第2ロータリードア9を反時計方向に回動して左端のシール部材94を当接壁2ccに当接させる。これによって、第1ロータリードア8の天井壁82でFOOT用吹出し口7Cを遮断して一次吹き出し口7Dに送風するとともに、第2ロータリードア9の天井壁92でDEF用吹出し口7Aを遮断して、冷気または暖気あるいは混合空気をDEF用吹出し口7Aから搭乗者の顔面側に向かって吹出す。つまり、エバボレータ31を通って直接エアミックス室5に流入した気は、第1ロータリードア8の空気通路86及び第2ロータリードア9の空気通路96を通って冷気だけあるいはヒータコア室4を通った暖気と混合されて一次吹出し口7D及びFACE用吹出し口7Bを通って車室内に吹出される。

[0035]

この際、顔面側に吹出す風量は足元やフロントがラスに吹出す風量より多いことから、第1ロータリードア8の空気通路86の開口量を小さくすることができないものの、第2ロータリードア9が第1ロータリードア8と重合している部位は、第1ロータリードア8の側壁81の一部の凹状部85であることから、空気通路86の開口量の減少分を僅かにして、風量をされほど減少させることはない。しかも、凹状部85は第1ロータリードア8の全体の高さを低くするものではないことから、第1ロータリードア8が回動することによって当接するケース2の当接壁20、200ケース2の底部からの突出高さを高くすることもなく、これによっても空気通路86の開口量を減少させることがない。

[0036]

次に、足元に空気を吹出す場合には、第1ロータリードア8を、図1中、反時計方向に回動して左端のシール部材84を当接壁2のに当接させる。この状態では第2ロータリードア9は、第1ロータリードア8の天井壁82によって一次吹出し口7Dを遮断していることがら、どの位置にあっても影響はない。これによって、冷気または暖気あるいは混合空気はFOOT用吹出し口7Cを通って足元に吹出す。つまり、エパポレータ31を通って直接エアミックス室5に流入した冷気は、第1ロータリードア8の空気通路86を通って冷気だけあるいはヒータコア室4を通った暖気と混合されてFOOT用吹出し口7Cを通って車室内に吹出される。

[0037]

なお、通常、空気の吹出しは 5 段階のモードで行われ、上記の 3 段階のモードのほかに、 顔面側と足元側の両方に吹出す パイレベル(B/L)と足元とフロントがラス側の両方に 吹出す F / D のモードが設けられている。 パイレベルの場合は、第 1 ロータリードア 8 を 当接壁 2 のと 2 d との中間位置に配置させ、第 2 ロータリードア 9 を、 D E F 用吹出し口 7 A が遮断される位置(左端のシール部材 9 4 を 当接壁 2 のに当接する状態)に回動する 。 これによって、エアミックス 室 5 内に流入された冷気または暖気あるいは混合空気は、 一方で一次側吹出し口 7 D を通過して F A C E 用吹出し口 7 B に送風され、他方で F O O T用吹出し口 7 C に送風される。

[0038]

又、足元とフロントがラスの両方(F/D)に吹出す場合には、第1ロータリードア8を当接壁2のと2dとの中間位置に配置させ、第2ロータリードア9を、FACE用吹出し口7Bが遮断される位置(右端のシール部材94を当接壁2bに当接する状態)に回動する。これによって、エアミックス室5内に流入された冷気または暖気あるいは混合空気は、一方で一次側吹出し口7Dを通過してDEF用吹出し口7Aに送風され、他方でFOOT用吹出し口7Cに送風される。

[0039]

上述のように、実施形態の空調配風装置1では、エアミックスドア 6 は、エパポレータ 3 1を通って冷気となった空気を、ヒータコア室4とエアミックス室 5 とに切替えるように

40

30

10

20

配置し、エアミックス室5内では、3箇所の吹出し口7に対して近接して配置した2個のロータリードア(第1ロータリードア8と第2ロータリードア9)でせれせれ切替えるように構成している。これによってコンパクトなケース2を形成して省スペース化を図ることができるとともに、さらに、第1ロータリードア8と第2ロータリードア9とを重合するように配置させていることができる

[0040]

しかも、第1のロータリードア8と第2ロータリードア9を重合する際に、第1ロータリードア8の側壁81を外壁部81 a と内壁部81 b との2段の段つき状にして凹状部85を形成することによって、第1ロータリードア8の空気通路86の断面積の減少を僅かに形成したことから、空気通路86を通ってFOOT側に吹出す風量をそれほど減少させることなくコンパクトに形成することができる。しかも、凹状部85は、第1ロータリードア8の高さを低くするものではないことから、ケース2の当接壁2a、2dのケース2の底部からの突出高さを高くする必要もなく、これによって空気通路86の開口量を減少させることがない。

[0041]

次に第2の形態による第1ロータリードア10は、図6に示すように、両側壁11・11と天井壁12との連接部に面取り状部15を形成するものであり、両側壁11・11は、第1の形態の第1ロータリードア8と同様に略三角状で長手方向の断面形状が略コ字状に形成されている。両側壁11・11の端部には、第1ロータリードアー10を回動する軸部13・13が配置され、両側壁11・11と天井壁12との間の開口部が空気通路16として形成されている。

[0042]

そして、第2ロータリードアは、第1の形態の第2ロータリードア9と同様であり、第2ロータリードア9の両側壁91・91及び軸部93・93が第1ロータリードア10の面取り状部15に重合することとなる。従って、この形態の第1ロータリードア10では、面取り状部15が形成される分、空気通路16を減少させるだけであるから、全体の開口量の減少は少なく、これによってFACE用吹出し口7Bから吹出される風量の減少は少ない。しかも、面取り状部15で、第2ロータリードア9が重合する分、装置をコンパクトに形成することができ省スペース化を図ることができる。

[0043]

第3の形態によるロータリードアは第2ロータリドアが第1ロータリードアと同一の形状をなすものであり、図7~8に示すように、第1ロータリードア8の側壁81が外壁部81 & と内壁部81 b とを有して凹状部85を形成しているものであれば、第2ロータリードア20も、両側壁21・21と天井壁22を有して、長手方向断面形状が略コ字状に形成され、両側壁21・21と天井壁22との間の開口部が空気通路26として形成されるとともに、側壁21は略三角状に形成して外壁部21 a と内壁部21 b との間に凹状部25を形成している。

[0044]

この形態の第2ロータリードア20は、両側壁21・21が第1ロータリードア8の凹状部85に挿入して、第1ロータリードア8と第2ロータリードア20とは一部重合して配置されることとなる。

[0045]

従って、この形態の第2ロータリードア20が第1ロータリードア8と同一の形状に形成 されることによって、部品を兼用できることとなって、管理上の効率を向上するとともに コスト低減化を図ることができる。

[0046]

なお、第2ロータリードア20を第1ロータリードア8と同一の形状にすることによって、第2ロータリードア20の空気通路26が減少することとなるが、第1のロータリードア8と同様にその減少率はわずかであり、全体の風量にそれほど影響するものではない。

50

40

10

20

30

40

[0047]

又、第3の形態において、第1ロータリードアが、図6に示すように、両側壁11・11 と天井壁12との間の連接部に面取り状部15を形成するものであれば、第2ロータリードア20は、勿論のこと面取り状部を形成することとなる。

【図面の簡単な説明】

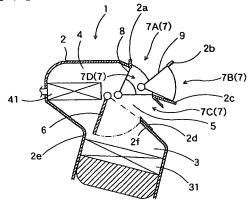
- 【図1】本発明の一形態による空調配風装置を示す簡略平面断面図である。
- 【図2】図1 における第1 ロータリードアと第2 ロータリードアの重合状態を示す簡略正面図である。
- 【図3】図2における簡略側面図である。
- 【図4】第1ロータリードアと第2ロータリードアの重合状態の別の形態を示す簡略正面 10図である。
- 【図5】第1ロータリードアと第2ロータリードアの重合状態の別の形態を示す簡略正面図である。
- 【図6】第1ロータリードアと第2ロータリードアの重合状態の別の形態を示す簡略正面図である。
- 【図7】第1ロータリードアと第2ロータリードアの重合状態の別の形態を示す簡略正面図である。
- 【図8】図7における簡略側面図である。
- 【図9】従来の空調配風装置を示す簡略平面図である。
- 【図10】従来の空調配風装置を改良した従来の新たな空調配風装置を示す簡略平面図で 20ある。
- 【図11】図10の空調配風装置に使用するロータリードアを示す斜視図である。
- 【図12】図11における第1ロイタリードアと第2ロータリードアの重合状態を示す簡 略正面図である。

【符号の説明】

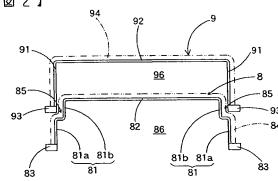
- 1 空調配風装置
- 2 ケース
- 3 エパポレータ室
- 4 ヒータコア室
- 5 エアミックス室
- 7 吹出し口
- 7A DEF用吹出し口
- 7B FACE用吹出し口
- 70 FOOT用吹出し口
- 7D 一次吹出し口
- 8、10 第1ロータリードア
- 9、20 第2ロータリードア
- 11、21、81 側壁
- 11 a、21 a、81 a 外壁部
- 116、216、816 内壁部
- 12、22、82 天井壁
- 15 面取り状部
- 25、85 凹状部
- 16、26、86、96 空気通路

BNSDOCID: <JP____2004082845A__I_>

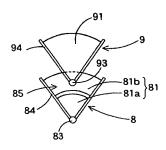




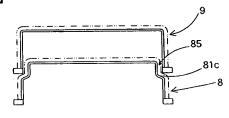
[🗵 2]



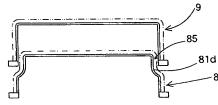
[23]



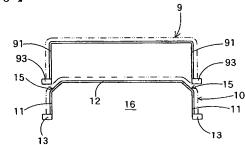
[図4]



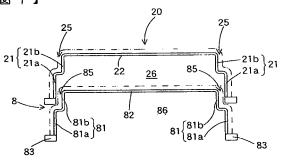
【図5】



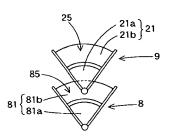
[図 6]



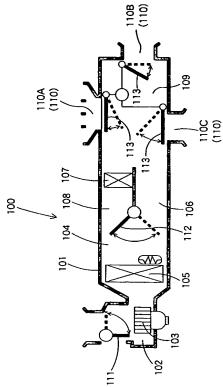
[図7]



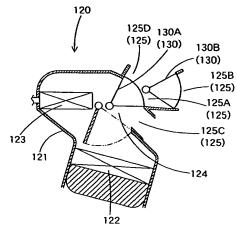
[28]



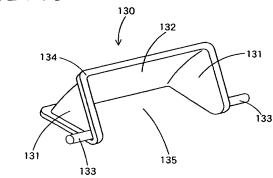
[**2** 9]



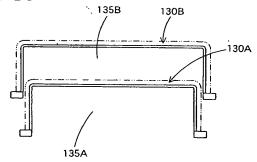




【図11】



【図 1 2】



BEST AVAILABLE COPY